JAPAN PATENT OFFICE

21. 6. 2004

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出願年月日 Date of Application:

2003年12月 9日

RECEIVED 1 2 AUG 2004

WIPO

出 Application Number:

特願2003-410893

[ST. 10/C]:

[JP2003-410893]

出 願 人 Applicant(s):

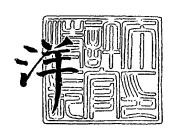
ジェーエムエンジニアリング株式会社

PCT

PRIORITY

SUBMITTED OR TRANSMITTED IN COMPLIANCE WITH RULE 17.1 (a) OR (b)

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 2004年 7月30日



【書類名】 特許願【整理番号】 2003X068【あて先】 特許庁長官殿

【発明者】

【住所又は居所】 福岡県直方市大字感田177-51

【氏名】 瓜生 正行

【特許出願人】

【識別番号】 502122831

【氏名又は名称】 ジェーエムエンジニアリング株式会社

【代理人】

【識別番号】 100094215

【弁理士】

【氏名又は名称】 安倍 逸郎

【先の出願に基づく優先権主張】

【出願番号】 特願2003-173753 【出願日】 平成15年 6月18日

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 037833 【納付金額】 21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】 特許請求の範囲 1

 【物件名】
 明細書 1

 【物件名】
 図面 1

 【物件名】
 要約書 1

 【包括委任状番号】
 0205028



【請求項1】

ボルトと、内周面に形成した雌ねじにより、このボルトに螺合するナット部材と、このナット部材をボルトにロックするロックナットとを備えたボルト・ナットの緩み止め構造であって、

上記ナット部材は、軸方向の一端に向かって先細り状またはストレートに形成されたロックナット係止部を有し、

このロックナット係止部には、外周面に内周面の雌ねじとは同ねじ方向または逆ねじ方向の雄ねじが形成されるとともに、軸方向の一端に向かって延びるスリットを有し、

ロックナットが上記雄ねじに螺合することにより、ナット部材をボルトにロックするボルト・ナットの緩み止め構造。

【請求項2】

上記ロックナット係止部の内周面の雌ねじは並目ねじであり、上記ロックナット係止部の雄ねじは細目ねじである請求項1に記載のボルト・ナットの緩み止め構造。

【書類名】明細書

【発明の名称】ボルト・ナットの緩み止め構造

【技術分野】

[0001]

この発明はボルト・ナットの緩み止め構造、詳しくはボルトにねじ込まれたナットの緩み止めを行うボルト・ナットの緩み止め構造に関する。

【背景技術】

[0002]

従来、ボルトにねじ込まれたナットの緩み止めを行うボルト・ナットの緩み止め構造には、図9に示すように、二重式のナットによる緩み止め構造がある。この二重式のナットによるボルト・ナットの緩み止め構造は、ナット52がボルト51に被締結部材をはさんで螺合される。そして、ナット52の上に、このナット52より高さが高いナット(ロックナット)53がボルト51に螺合される構造である。ロックナット53は、下のナット52の上からこのナット52を強固に締め付ける。これにより、二重式の緩み止め構造は、一般のボルト・ナットの構造より緩みにくいという効果を有している。

【発明の開示】

【発明が解決しようとする課題】

[0003]

しかしながら、このボルト・ナットの緩み止め構造では、以下の欠点があった。すなわち、下のナットがボルトに螺合される方向と、このナットの上から締め付けるロックナットがボルトに螺合される方向とが同じであった。その結果、振動や衝撃が特定の方向に加わると、その方向に向かって、上下のナットが同時に緩みやすくなる。

[0004]

この発明は、この発明は、振動や衝撃に耐えられるボルト・ナットの緩み止め構造を提供することを目的としている。また、現存するボルトを使用して緩み止めを確実に行うことができるボルト・ナットの緩み止め構造を提供することを目的としている。

【課題を解決するための手段】

[0005]

請求項1に記載の発明は、ボルトと、内周面に形成した雌ねじにより、このボルトに螺合するナット部材と、このナット部材をボルトにロックするロックナットとを備えたボルト・ナットの緩み止め構造であって、上記ナット部材は、軸方向の一端に向かって先細り状またはストレートに形成されたロックナット係止部を有し、このロックナット係止部には、外周面に内周面の雌ねじとは同ねじ方向または逆ねじ方向の雄ねじが形成されるとともに、軸方向の一端に向かって延びるスリットを有し、ロックナットが上記雄ねじに螺合することにより、ナット部材をボルトにロックするボルト・ナットの緩み止め構造である

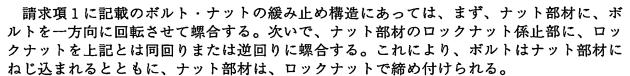
ナット部材は、軸方向の一端に向かって先細り状またはストレートに形成されたロックナット係止部を有する。このロックナット係止部の軸方向の長さは限定されない。

また、ロックナット係止部には、軸方向の一端に向かって延びるスリットを有する。このスリットの数は、少なくとも一つあればよい。さらに、ロックナット係止部の外周面には、ナット部材の内周面とは同ねじ方向または逆ねじ方向の雄ねじが形成される。

ナット部材の軸方向の他端には、このナット部材をボルトに締め付けるためのスパナ係 止部が設けられる。このスパナ係止部の形状は、6角形などの多角形でも円形でもよい。 また、スパナ係止部の幅はなるべく広い方が良い。

ボルトとナットとの間には、被締結部材が挟まれている。この場合の被締結部材は単一でも複数であってもよい。ボルトは、植え込みボルト(stud bolt)を含むものとする。ボルト、ロックナットの頭部形状は、多角形でも円形でもよい。また、ボルト、ナット部材、ロックナットの素材、大きさ、形状などは不問である。例えば、これらの素材として、SS400が用いられる。

[0006]



ロックナット係止部は、軸方向の一端に向かって先細り状またはストレートに形成されている。また、ロックナット係止部には、スリットが形成されている。ボルトが螺合されたナット部材にロックナットが締め付けられる。すると、スリットの先端側が狭まるように変形する。これにより、ロックナット係止部の外周面とロックナットの内周面との密着性が増す。そして、この密着性が、ボルトとナット部材との締結をより強固にする。その結果、ボルトがナット部材に強固に締結されるとともに、ナット部材にロックナットが強固に締め付けられる。

特に、ロックナット係止部の外周面に内周面の雌ねじとは逆ねじ方向の雄ねじが形成されている場合、ナット部材およびロックナットは、ボルトに対して互いに逆向きにねじ込まれている。この締結構造に対して、振動や衝撃が付加されたとき、ナット部材は緩もうとする。すると、ロックナットがナット部材に対して締め付ける。この結果、ナット部材のボルトに対する緩み止めがなされる。

[0007]

請求項2に記載の発明は、上記ナット部材のロックナット係止部の外周面に形成されている雄ねじは細目ねじである。細目ねじは、並み目ねじよりもねじ山のピッチが小さい。ピッチが小さいと、ナット部材の外周面とロックナットの内周面との接触面積が大きくなる。よって、並目ねじよりも細目ねじの方が緩み難い。細目ねじは、例えば、振動や衝撃が強い場所に適用される。

[0008]

請求項2に記載のボルト・ナットの緩み止め構造にあっては、上記ナット部材のロックナット係止部の外周面に形成されている雄ねじは細目ねじである。細目ねじは、並み目ねじよりもねじ山のピッチが小さい。ピッチが小さいと、ナット部材の外周面とロックナットの内周面との接触面積が大きくなる。よって、並目ねじよりも細目ねじの方が緩み難い。細目ねじは、例えば、振動や衝撃が強い場所に適用される。

【発明の効果】

[0009]

この発明によれば、ナット部材に、ボルトを一方向に回転させて螺合する。次いで、ナット部材のロックナット係止部に、ロックナットを上記とは同回りまたは逆回りに螺合する。これにより、ボルトはナット部材にねじ込まれるとともに、ナット部材は、ロックナットで締め付けられる。

ロックナット係止部は、軸方向の一端に向かって先細り状またはストレートに形成されている。また、ロックナット係止部には、スリットが形成されている。ボルトが螺合されたナット部材にロックナットが締め付けられると、スリットの先端側が狭まるように変形する。これにより、ロックナット係止部の外周面とロックナットの内周面との密着性が増す。そして、この密着性が、ボルトとナット部材との締結をより強固にする。その結果、ボルトがナット部材に強固に締結されるとともに、ナット部材にロックナットが強固に締め付けられる。

このボルト・ナットの緩み止め構造は、例えば、内燃機関や鉄道などの振動や衝撃を伴う場所に適用することができる。また、このボルト・ナットの緩み止め構造は、植え込みボルトなどの現存のボルトにも適用することができる。さらに、ボルトの中間でナット部材にロックナットを締め付けて止めることができる。

【実施例1】

[0010]

以下、この発明の実施例を図1~図7を参照して説明する。

本実施形態に係るボルト・ナットの緩み止め構造は、図1に示すように、上下に重ね合 わされた被締結部材21,22を、ボルト11およびナット部材12で締結し、ナット部 材12をロックナット13でロックすることにより構成されている。

ボルト11は、汎用品を使用する。ボルト11は、六角形の頭部24と、所定長さで先端側にネジ(並目ねじ)が螺刻された軸部23とを有している。

図1に示す状態でナット部材12には、下部には六角形状のスパナ係止部25、上部にはロックナット係止部14が連続して設けられている。ナット部材12の内周面15には、ボルト11の雄ねじに螺合する雌ねじが形成されている。そして、ナット部材12の軸方向の一端部に形成されたロックナット係止部14は、その一端に向かって先細り状に形成されている。このロックナット係止部14には、軸方向の一端に向かって延びる一対のスリット17が形成されている。スリット17は、半円周だけ離間して平行に設けられている。なお、スリット17の長さ、幅は任意である。

図2に示すように、ロックナット係止部14の外周面16には、内周面15とは逆ねじ方向のねじが切られた雄ねじを有している。また、図3に示すように、内周面15とは同ねじ方向のねじが切られた雄ねじを有している。この雄ねじは、内周面15のねじよりねじ山のピッチが小さい細目ねじである。

このロックナット係止部 14の外周面 16の雄ねじに、ロックナット 13が螺合される。このロックナット 13は、ナット部材 12よりも大きい外径の六角ナットで構成されている。ロックナット 13の内周面 18には、ナット部材 12の雄ねじに螺合されるための雌ねじが形成されている。この雌ねじも上記ロックナット係止部 14の雄ねじと同様の細目ねじである。また、ロックナット 13の内周面 18は、軸方向の一端に向かって先細り状に形成されている。すなわち、ロックナット 13の雌ねじは、テーパー面に形成されている。

また、ロックナット13の軸方向の厚み(スパナ係止部の幅)を大きくすると、これが 螺合するナット部材12のロックナット係止部14の外周面16と、ロックナット13の 内周面18との接触面積が大きくなる。よって、ボルト・ナット緩み止め構造の緩み止め が強固になる。

これらのボルト11、ナット部材12、ロックナット13の材質、寸法(厚さ、長さ、幅)などは適宜に構成することができることはいうまでもない。これらはその使用部位などにより決定される。

[0011]

次に、これらを用いて、ボルト・ナット緩み止め構造の締め付け方法について説明する

図2または図3に示すように、ボルト・ナット緩み止め構造では、まず、上下に重ね合わされた被締結部材(所定厚さの鋼板)21,22に一方向からボルト11をねじ込む。この際、被締結部材21,22の孔にボルト11の軸部23が挿通され、その軸部23の先端が突出している。次いで、被締結部材21,22に他方向から、ボルト11の軸部23の先端にナット部材12を一方向にねじ込む。そして、ナット部材12のロックナット係止部14に、ロックナット13を螺合する。

ロックナット13を締め付けると、ナット部材12のロックナット係止部14は、ナット部材12の軸中心に向かって締め付けられる。ロックナット係止部14は、軸方向の一端に向かって先細り状に形成されており、このロックナット係止部14には、スリット17が設けられている。ロックナット13の締め付けにより、このスリット17は軸方向の一端に向かって先細り状に変形する。これにより、ロックナット係止部14の外周面とロックナット13の内周面との密着性が増す。そして、この密着性が、ボルト11とナット部材との締結をより強固にする。その結果、ボルト11がナット部材12に強固に締結されるとともに、ナット部材12にロックナット13が強固に締め付けられる。

図2に示すように、ロックナット係止部14の外周面16に内周面15の雌ねじとは逆ねじ方向の雄ねじが形成されている場合、ナット部材12およびロックナット13は、ボルト11に対して互いに逆向きにねじ込まれている。この締結構造に対して、振動や衝撃が付加されたとき、ナット部材12は緩もうとする。すると、ロックナット13がナット部材12に対して締め付ける。この結果、ナット部材12のボルト11に対する緩み止め

がなされる。

また、ロックナット係止部 14には、細目ねじを採用している。このため、並目ねじと比較しても、ロックナット係止部 14の外周面 16と、ロックナット 13の内周面 18との単位長さ当たりの接触面積が大きくなる。よって、ボルト・ナットの緩み止めがより強固になる。

[0012]

次に、図4を参照して、このポルト・ナットの緩み止め構造の振動試験について説明する。

図4には、一般的によく使用されるボルト・ナットの締結構造の振動試験を行うゆるみ 試験機(NAS式高速ねじゆるみ試験機)が図示されている。このゆるみ試験機には、加 振対象物を加振する加振台33が配設されている。加振台33は、垂直方向または水平方 向に加振対象物を振動させる。また、加振台33の上には、加振対象物を固定する筒状の 振動バーレル34が配設されている。

振動バーレル34に、一方向からボルト11を略水平に挿入する。振動バーレル34の他方向に、ジグワッシャ35を介しナット部材12(形状:M12)がボルト11の軸部の先端に螺合される。また、ナット部材12のロックナット係止部14にロックナット13を螺合する。

ゆるみ試験機において、これらの緩み構造に対する振動試験を行った。振動試験の各条件は、振動方向を垂直方向、加振数は1780rpm、加振台ストロークの幅Aは11mm、インパクトストロークの幅Bは19mmである。これらの条件において、ボルト11をナット部材12に締め付ける締め付けトルクを変化させる実験を行った。ロックナット係止部14の外周面16の雄ねじが内周面15の雌ねじとは逆ねじ方向に形成されている場合(ケース1)の結果を表1に示す。同ねじ方向に形成されている場合(ケース2)の結果を表2に示す。表2では、参考として通常の六角ナット、Uナット、溝付きナットの結果も同時に示す。

なお、結果の判定には、ボルト11、ナット部材12、ジグワッシャ35に記した合マークを使用する。振動試験の結果、この合マークの位置がずれ、ジグワッシャ35が手で回せるようになった時を緩んだときと判定する。振動試験を15分間行い、15分間ジグワッシャ35が緩まなかった時は、戻しトルクを測定した。

【0013】 【表1】

試験品目	試料 No	締め付けトルク 結果		戻しトルクN・m 上ナット 下ナット		
緩み止めナット M12	1	2 0	2秒で緩んだ	_		
緩み止めナット M12	2	3 0	29秒で緩んだ	-		
緩み止めナット M12	3	4 0	15分間緩まなかった	49.0 49.3		
緩み止めナット M12	4	5 0	15分間緩まなかった	55.8 63.8		
緩み止めナット M12	5	3 7	34秒で緩んだ			

[0014]



試験品目	試料 No	締め付い 下ナット		結果	戻しトノ 上ナット	レクN・m 下ナット
六角ナット M12 (平ワッシャーとスプリングワッシャー)	1	4 0		17秒で緩んだ	-	
六角ナット M12 (ダブルナット (ジャミット))	2	4 0	4 0	17秒で緩んだ	.	_
Uナット M12	3	4 0		1分29秒で緩んだ	_	
溝付きナット M12	4	4 0		3 秒で緩んだ	_	
溝付きナット M12	5	4 0		2秒で緩んだ	_	
緩み止めナット M12	6	4 0	4 0	12分34秒	_	_
緩み止めナット M12	7	5 0	5 0	15分間緩まなかった	42.1	36.7
緩み止めナット M12	8	6 0	6 0	15分間緩まなかった	57.0	0.0

[0015]

振動試験の結果、ケース1の場合、ボルト11に対するナット部材12の締め付けトルクが40N・m以上であれば、振動や衝撃が発生してもジグワッシャ35が緩むことはない。この条件を満たせば、ボルト・ナットの緩み止め構造として、ゆるみを防止するのに十分に満足する構造となる。

また、ケース2の場合、ボルト11に対するボルト11に対するナット部材12の締め付けトルクが50N・m以上であれば、振動や衝撃が発生してもジグワッシャ35が緩むことはない。この条件を満たせば、ボルト・ナットの緩み止め構造として、ゆるみを防止するのに十分に満足する構造となる。戻しトルクは、ケース1の場合とは若干劣る結果となる。

以上の結果、本発明のボルト・ナットの緩み止め構造は、内燃機関や鉄道などの振動や 衝撃を伴う場所においても適用することができる。

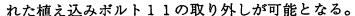
[0016]

この発明のボルト・ナットの緩み止め構造は、以下の場合にも適用できる。

まず、被締結部材 21, 22 に螺着された植え込みボルト(8 tud 8 bolt) 11 にも適用して例を示す。すなわち、植え込みボルト 11 が被締結部材 21, 22 に螺着された状態で、植え込みボルト 11 に錆びが発生したとき、この植え込みボルト 11 をナット部材 12 とロックナット 13 を使用して簡単に取り外すことができる。

まず、図5に示すように、被締結部材21,22に螺着された植え込みボルト11の螺着部分に水が浸入する。この植え込みボルト11の素材が鉄鋼材の場合において、水を含有すると所定時間の経過の後、この植え込みボルト11の表面に錆びが生じる。すなわち、植え込みボルト11の表面に酸化物が形成される。植え込みボルト11の表面に酸化物が形成される。ねこ山が欠損すると、植え込みボルト11のねじの機能を失ってしまう。その結果、被締結部材21,22に螺着された植え込みボルト11の取り外しができなくなる。

そこで、ねじの機能を無くした植え込みボルト11に、ナット部材12とロックナット 13とを締結する。まず、被締結部材21,22に螺着された植え込みボルト11の軸部 23の先端からナット部材12を挿入する。ナット部材12は、植え込みボルト11にね じ込まれ、ナット部材12のスパナ係止部25の下面が被締結部材21,22に当接され る。そして、ナット部材12にロックナット13を螺合する。ロックナット13を締め付 けると、ナット部材12は被締結部材21,22に強固に当接され、植え込みボルト11 には外部からの力が作用する。これにより、被締結部材21,22に錆びた状態で螺着さ



[0017]

この発明のボルト・ナットの緩み止め構造は、上記の通りロックナット係止部にスリットを有している。これにより、ナット部材12にロックナット13を締め付けたとき、ロックナット係止部14の外周面とロックナット13の内周面との密着性が増す。そして、この密着性が、ボルト11とナット部材12との締結をより強固にする。したがって、ボルト11の途中で、ナット部材12にロックナット13を締め付けて止めることも可能である。例えば、図6に示すように、長いボルト11に所定間隔(C部分)を有して止めることもできる。

また、パイプ30をUボルト11を使用して部材に固定する場合がある。特に、ガス用パイプ30は、温度変化により膨張または収縮する。このため、通常のナットで締め付けると、パイプ30が膨張し、パイプ30自体が破損するおそれが生じる。逆に、パイプ30が収縮した場合は、通常のナットでは緩みが生じ、結果的にボルト11からナットが外れてしまうおそれが生じる。

そこで、図7に示すように、パイプ30にUボルト11を係止し、Uボルト11の二本足を固定部材32から突出する。ボルト11の二本足の先端には、ねじ山がそれぞれ形成されている。そして、このねじ山にナット部材12をそれぞれ螺合する。さらに、ナット部材12にロックナット13を締め付ける。このとき、ナット部材12およびロックナット13は、固定部材32から所定間隔(D部分)を有して止められる。これにより、ガスの温度変化によって、パイプ30が膨張してもパイプ30が破損することもない。また、パイプ30が収縮しても、ボルト11からナット部材12およびロックナット13が抜脱しない。

【実施例2】

[0018]

次に、この発明の実施例2を図8を参照して説明する。

本実施例に係るボルト・ナットの緩み止め構造は、上記実施例1に係るボルト・ナットの緩み止め構造に対して、以下の変更を加えたものである。すなわち、ロックナット係止部14が、軸方向の一端に向かってストレートに形成された点である。ストレートに形成とは、軸方向の太さが一定に、すなわち円筒状に形成されている。一方、ロックナット13の内周面は、テーパー状に雌ねじが形成されている。その他の構成は上記実施例1と同じである。

ナット部材12のロックナット係止部14にロックナット13を締め付ける。すると、ロックナット係止部14の一端側から締め付けられ、スリットは先端が狭まるように変形する。上記実施例1の先端が先細り状のロックナット係止部14を有するナット部材12よりも、一端側からきつく締め付けられる。これにより、上記実施例1のナット部材12より速くしかも強固に締め付けられる。一端側がきつく締め付けられることから、ロックナット13の高さ方向の長さを略1/2にしてもよい。

【図面の簡単な説明】

[0019]

【図1】この発明の実施例1に係るボルト・ナットの緩み止め構造の一部を破断して 示すその正面図である。

【図2】この発明の実施例1に係るボルト・ナットの緩み止め構造を示すその分解図である。

【図3】この発明の実施例1に係るボルト・ナットの緩み止め構造を示すその分解図である。

【図4】この発明の実施例1に係るボルト・ナットの緩み止め構造の試験を行う試験装置の構成を示すその断面図である。

【図5】この発明の実施例1に係るボルト・ナットの緩み止め構造の植え込みボルトを適用した状態を示すその正面図である。

【図6】この発明の実施例1に係るボルト・ナットの緩み止め構造のボルトの中間で

係止した状態を示すその正面図である。

【図7】この発明の実施例1に係るボルト・ナットの緩み止め構造のパイプを固定した状態を示すその正面図である。

【図8】この発明の実施例2に係るボルト・ナットの緩み止め構造の一部を破断して示すその正面図である。

【図9】従来技術に係るボルト・ナットの緩み止め構造を示すその正面図である。

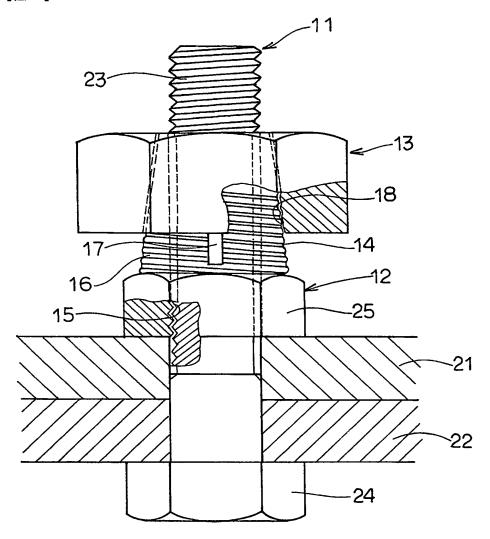
【符号の説明】

[0020]

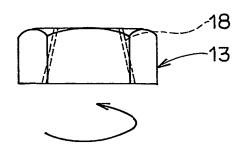
- 11 ボルト、
- 12 ナット部材、
- 13 ロックナット、
- 14 ロックナット係止部、
- 15 ナット部材の内周面、
- 16 ナット部材(ロックナット係止部)の外周面、
- 17 スリット。

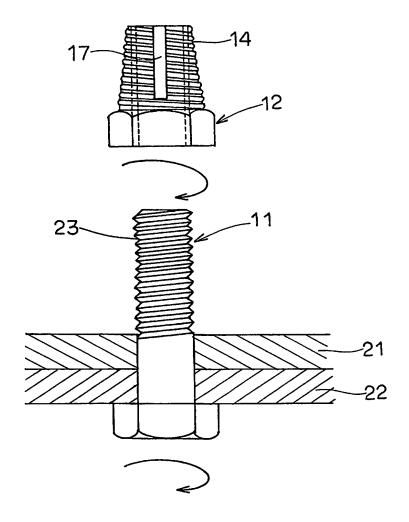


【書類名】図面 【図1】

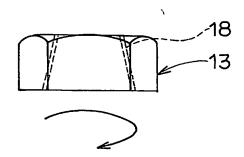


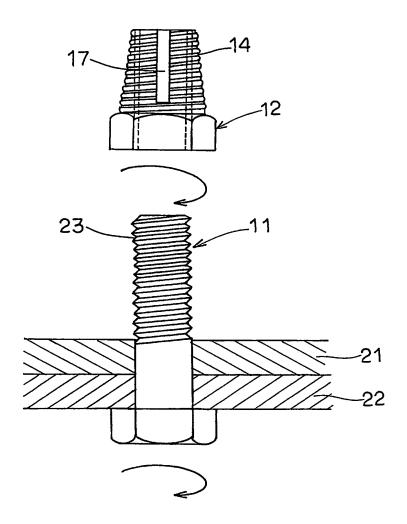




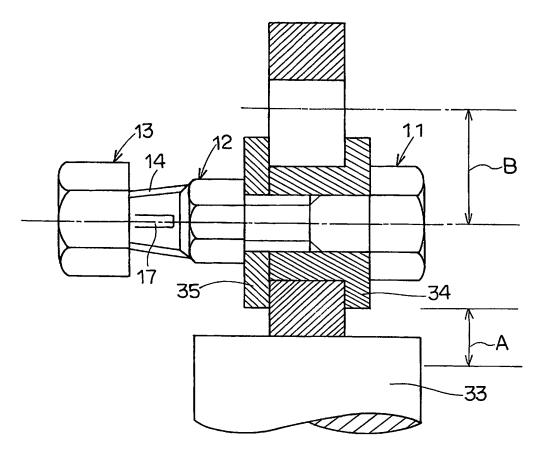




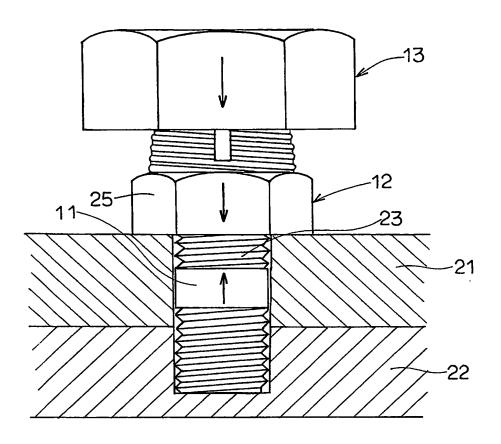




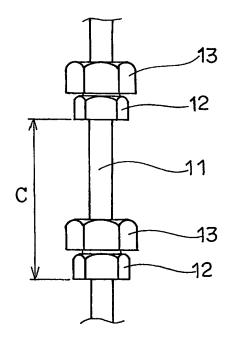




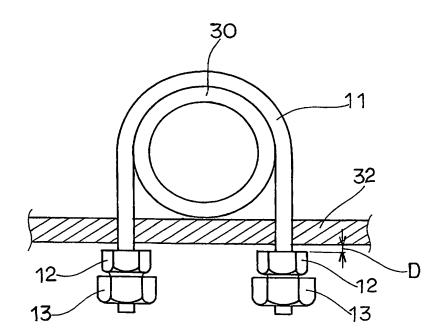




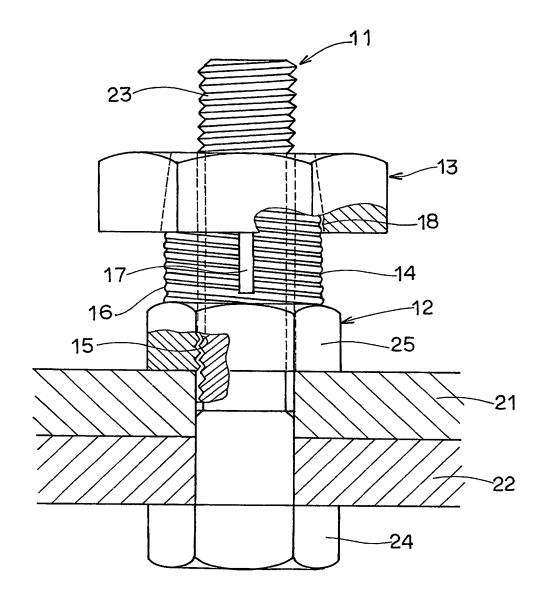
【図6】



【図7】

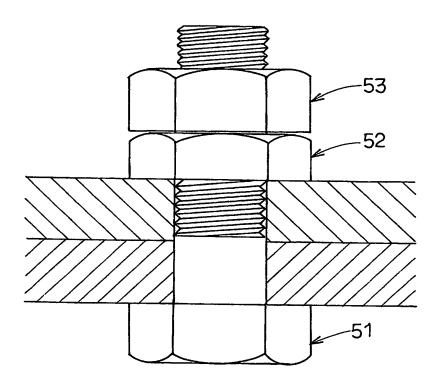








【図9】





【書類名】要約書

【要約】

【課題】 振動や衝撃に耐えられるボルト・ナットの緩み止め構造を提供する。

【解決手段】 ボルト11と、内周面に形成した雌ねじにより、このボルト11に螺合するナット部材12と、このナット部材12をボルト11にロックするロックナット13とを備えたボルト・ナットの緩み止め構造である。上記ナット部材12は、軸方向の一端に向かって先細り状またはストレートに形成されたロックナット係止部14を有する。このロックナット係止部14には、外面に内周面の雌ねじとは同ねじ方向または逆ねじ方向の雄ねじが形成されるとともに、軸方向の一端に向かって延びるスリット17を有する。このボルト・ナットの緩み止め構造は、内燃機関や鉄道など振動を伴う場所にも適用することができる。

【選択図】

図 1



特願2003-410893

ページ: 1/E

認定・付加情報

特許出願の番号 特願2003-410893

受付番号 50302028749

書類名 特許願

担当官 第三担当上席 0092

作成日 平成15年12月12日

<認定情報・付加情報>

【提出日】 平成15年12月 9日



特願2003-410893

出 願 人 履 歴 情 報

識別番号

[502122831]

1. 変更年月日 [変更理由]

2002年 4月 5日 新規登録

 住 所 福岡県

 氏 名 ジェー

福岡県北九州市門司区松原1丁目2-2 ジェーエムエンジニアリング株式会社

This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:
☐ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
☐ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
☐ REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
OTHER:

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.